Sadaji KATOGI, et al. Q76523 WHEEL SUPPORT BEARING... Filing Date: July 18, 2003 Brian W. Hannon 202-663-7362

JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されて いる事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office

出願年月日

Date of Application:

2002年 7月29日

Application Number:

特願2002-219426

[ST.10/C]:

[JP2002-219426]

Ш Applicant(s):

NTN株式会社

2003年 3月14日

Japan Patent Office



【書類名】 特許願

【整理番号】 5783

【提出日】 平成14年 7月29日

【あて先】 特許庁長官殿

【国際特許分類】 F16C 33/72

【発明の名称】 車輪用軸受装置

【請求項の数】 10

【発明者】

【住所又は居所】 静岡県磐田市東貝塚1578番地 エヌティエヌ株式会

社内

【氏名】 加藤木 貞次

【発明者】

【住所又は居所】 静岡県磐田市東貝塚1578番地 エヌティエヌ株式会

社内

【氏名】 山本 一成

【発明者】

【住所又は居所】 静岡県磐田市東貝塚1578番地 エヌティエヌ株式会

社内

【氏名】 品川 日出男

【特許出願人】

【識別番号】 000102692

【住所又は居所】 大阪府大阪市西区京町堀1丁目3番17号

【氏名又は名称】 エヌティエヌ株式会社

【代理人】

【識別番号】 100086793

【弁理士】

【氏名又は名称】 野田 雅士

【選任した代理人】

【識別番号】 100087941

【弁理士】

【氏名又は名称】 杉本 修司

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 012748

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】 明細書 1

【物件名】 図面 1

【物件名】 要約書 1

【プルーフの要否】 要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 車輪用軸受装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 内周に複列の軌道面を有する外方部材と、これら軌道面にそれぞれ対向する軌道面を有する内方部材と、上記複列の軌道面間に介在する複列の転動体と、上記外方部材と内方部材との間の端部環状空間を密封するシール部材とを備えた車輪用軸受装置において、

上記シール部材が、上記外方部材および内方部材のうちの一方の部材に取付けられて、他方の部材または他方の部材に取付けられたシール接触部材のシール面に先端が向かう複数のシールリップを有し、これら複数のシールリップのうち、軸受空間に対する最内側のシールリップを、先端と上記シール面との間に、気体の漏れが可能で、かつ相対回転により非接触シール効果が得られる程度の隙間を生じる非接触シールリップとし、他のシールリップを上記シール面に対して接触させた車輪用軸受装置。

【請求項2】 請求項1において、上記シール部材は、芯金とこの芯金に装着された弾性部材とからなり、この弾性部材に各シールリップが形成されたものである車輪用軸受装置。

【請求項3】 請求項1または請求項2において、上記最内側のシールリップの先端とこの先端に対向するシール面部分とが径方向に上記隙間を生じるものとした車輪用軸受装置。

【請求項4】 請求項3において、上記最内側のシールリップは、先端が軸 受空間の内側へ延びるものである車輪用軸受装置。

【請求項5】 請求項1ないし請求項4のいずれかにおいて、上記最内側の シールリップにおける上記シール面と対面する先端面の厚み幅を、他の各シール リップの先端面の厚み幅よりも広くした車輪用軸受装置。

【請求項6】 請求項1ないし請求項5のいずれかにおいて、上記最内側のシールリップの先端而に環状の強を形成した車輪用軸受装置。

【請求項7】 請求項6において、環状の溝を2列以上とした車輪用軸受装置。

【請求項8】 請求項1ないし請求項7のいずれかにおいて、上記シール接触部材を設けたものとし、このシール接触部材を円筒部と立板部とでなる断面L字状とし、上記リップ付きシール部材における最内側のシールリップを上記シール接触部材のL字の内側の面からなるシール面のうち、上記円筒面の部分に対向させ、他のシールリップのうち、少なくとも一つのシールリップを上記シール接触部材のシール面のうち、上記立板部の部分に接触させた車輪用軸受装置。

【請求項9】 請求項1ないし請求項8のいずれかにおいて、上記シール接触部材を設けたものとし、このシール接触部材に、円周方向に磁極が交互に着磁されたリング状の多極磁石を設けた車輪用軸受装置。

【請求項10】 請求項1ないし請求項7のいずれかにおいて、上記内方部 材が、外方部材の円筒部の外径面よりも外径側に突出するフランジを一端に有し 、上記シール部材は、上記フランジの近傍における上記端部環状空間を密封する ものとした車輪用軸受装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

この発明は、自動車等における車輪用軸受装置に関し、特にその密封構造に関 する。

[0002]

【従来の技術】

自動車等の車両に用いられる軸受装置は、路面等に曝される厳しい環境下にあるため、外部からの塵埃や泥水の確実な侵入防止が求められ、また保守の不要化 の面から、グリース漏れの防止についても高い効果が求められる。

このため、例えば図12,図13に示すようなシール構造が採用されている。 同図の軸受装置は、外方部材31と内方部材32の複列の軌道面34,35に、ボール33を介在させたものであり、内外の部材32,31間に形成される環状 空間の両端部が、リップ付きのシール部材37,38で密封されている。

[0003]

図12のE部を図13(A)に拡大して示す。アウトボード側のシール部材3

7は、芯金39に弾性部材40を設けたものであり、弾性部材40は、内方部材32の外周のシール接触面32cに接触する3つのシールリップ40a,40b,40cを有している。そのうち1つのシールリップ40aは、封入グリースの流出防止用であり、軸受空間の内方に延びている。他のシールリップ40b,40cは摩埃、泥水の侵入防止用である。

[0004]

図12のF部を図13 (B) に拡大して示す。インボード側のシール部材38 は、芯金41に弾性部材42を設けたものであり、弾性部材42は、内方部材32の外周に取り付けられたシール接触部材45に接触する3つのシールリップ42a,42b,42cを有する。そのうち1つのシールリップ42aは、封入グリースの流出防止用であり、軸受空間の内方に延びている。他のシールリップ42b,42cは塵埃,泥水の侵入防止用である。シール接触部材45は、スリンガとなる。

これら図13(A), (B)のシール部材37, 38によると、それぞれ3枚のシールリップ $40a\sim 40c$, $42a\sim 42c$ による接触シール構造となるため、確実なシール性能が得られる。

[0005]

【発明が解決しようとする課題】

しかし、各シール部材37,38は、いずれも複数のシールリップ40a~40c,42a~42cが接する接触シールであるため、摩擦抵抗が大きい。また、軸受回転時の発熱により、軸受内部に閉じ込められた空気が膨張し、シール部材37,38の最内側のシールリップ40a,42aを摺動面に押し付ける現象が発生する。その結果、シールリップ40a,42aの締め代がさらに増大し、摩擦抵抗がより大きくなる。

[0006]

車両では、低燃費化のため、車輪用軸受装置についても軽量化、低摩擦抵抗化の要求がある。軸受における摩擦抵抗の大きな因子は、予圧とシールトルクであり、上記接触シールによるトルクが、車輪用軸受装置における摩擦抵抗を大きく支配している。

[0007]

この発明の目的は、封入潤滑剤の漏れ防止、および外部からの塵埃, 泥水の侵入防止効果を確保しながら、摩擦抵抗を低減できる車輪用軸受装置を提供することである。

[00008]

【課題を解決するための手段】

この発明の車輪用軸受装置は、内周に複列の軌道面を有する外方部材と、これら軌道面にそれぞれ対向する軌道面を有する内方部材と、上記複列の軌道面間に介在する複列の転動体と、上記外方部材と内方部材との間の端部環状空間を密封するシール部材とを備えた車輪用軸受装置において、上記シール部材が、上記外方部材および内方部材のうちの一方の部材に取付けられて、他方の部材または他方の部材に取付けられたシール接触部材のシール面に先端が向かう複数のシールリップを有するものとする。これら複数のシールリップのうち、軸受空間に対する最内側のシールリップは、先端と上記シール面との間に、気体の漏れが可能で、かつ相対回転により非接触シール効果が得られる程度の隙間を生じる非接触シールリップとする。他のシールリップは上記シール面に対して接触させる。

この構成によると、複数のシールリップのうち、最内側のシールリップを非接触シールとしたため、このシールリップについて摩擦抵抗が生じず、シールによるトルクロスの発生が軽減される。最内側のシールリップは、封入潤滑剤の漏れ防止を行うものであり、非接触シールであっても、隙間がある程度小さければ、グリース等の粘性のある潤滑剤は流出せず、潤滑剤の漏れ防止機能が確保される。また、非接触シールとしたため、軸受運転時の発熱により、軸受空間の空気が膨張しても、外部に出される。そのため、最内側のシールリップが空気圧でシール面に押し付けられることが防止され、摩擦抵抗の増大が生じない。外部からの摩埃、泥水の侵入については、他の接触式のシールリップにより防止される。

[0009]

この発明において、上記シール部材は、芯金とこの芯金に装着された弾性部材 とからなり、この弾性部材に各シールリップが形成されたものとしても良い。

接触式のシールと非接触式のシールとを併用しながら、一つの弾性部材に両シ

ール形式のシールリップを設けたため、部品点数の増大を伴うことなく、摩擦低減の効果が得られる。また、最内側のシールリップも、芯金に装着された弾性部材に設けたため、隙間の糟度維持が容易である。

[0010]

上記最内側のシールリップは、その先端とこれに対向するシール面部分とが径 方向に隙間を生じるものとしても良い。このように径方向に隙間を生じるものと すると、軸方向に隙間を生じさせる場合と異なり、内方部材の外径面あるいは外 方部材の内径面を、そのままシールリップと対向させるシール面部分とでき、非 接触シール隙間の形成のための部材の追加や鍔部等の加工を施すことが不要であ る。

また、最内側のシールリップは、先端が軸受空間の内側へ延びるものであって も良い。最内側のシールリップを、上記のように非接触とする場合も、内側へ延 びるものとすると、各シールリップ間に適切な間隔を得ることが容易であり、シ ール件能の向上が期待できる。

[0011]

上記最内側のシールリップは、上記シール面と対面する先端面の厚み幅を、他の各シールリップの先端面の厚み幅よりも広くしても良い。最内側のシールリップは非接触で摩擦増大に影響しないため、先端面の厚み幅を自由に広くし、シール効果を高めることができる。なお、上記「他の各シールリップの先端面の厚み幅」は、例えばシール面に接触する部分の幅を言う。

また、最内側のシールリップの先端面に環状の溝を形成しても良い。このよう に先端面に溝を形成することにより、上記隙間がラビリンス構造となり、シール 性が向上する。また、環状の溝は2列以上としても良く、この場合には、上記隙 間がより複雑なラビリンス構造となり、シール性がより一層向上する。上記のように最内側のシールリップは厚み幅を自由に広げることができるため、上記溝の 形成が容易であり、多列に溝を形成することが可能になる。

[0012]

また、この発明において、上記シール接触部材を設けたものとし、このシール 接触部材を円筒部と立板部とでなる断面L字状とし、上記リップ付きシール部材 における最内側のシールリップを上記シール接触部材のL字の内側の面からなるシール面のうち、上記円筒面の部分に対向させ、他のシールリップのうち、少なくとも一つのシールリップを上記シール接触部材のシール面のうち、上記立板部の部分に接触させても良い。このようなL字形のシール接触部材を用いた場合、外部からの塵埃、泥水の侵入防止効果がより確実となり、最内側のシールリップに外部からの塵埃、泥水の侵入防止機能を兼ねさせることが不要で、最内側のシールリップを非接触シールとしたことによる塵埃、泥水の侵入防止機能の低下の問題がない。

さらに、上記シール接触部材を設けた場合に、このシール接触部材に、円周方向に磁極が交互に着磁されたリング状の多極磁石を設けても良い。このように多極磁石を設けると、対面してセンサを配置することにより、車輪回転数を検出することができる。また、シール接触部材に多極磁石を設けるので、別部材の多極磁石を車輪用軸受装置に取付けることが不要となる。

[0013]

また、この発明において、上記内方部材が、外方部材の円筒部の外径面よりも 外径側に突出するフランジを一端に有し、上記シール部材は、上記フランジの近 傍における上記端部環状空間を密封するものとしても良い。例えば、内方部材が 車輪取付用のフランジを有するハブ輪等で構成されるものであっても良い。この ようなフランジの近傍では、内方部材のシール面となる外径面が傾斜面や湾曲断 面となるが、このような形状のシール面においても、最内側のシールリップを非 接触としたことによる摩擦低減効果、および封入潤滑剤の漏れ防止効果が得られ る。

[0014]

【発明の実施の形態】

この発明の第1の実施形態を図1ないし図6と共に説明する。この実施形態は 内輪回転タイプで従動輪支持用の車輪用軸受装置であり、第3世代に分類される ものである。この車輪用軸受装置は、内周に複列の軌道面4を有する外方部材1 と、これら軌道面4にそれぞれ対向する軌道面5を有する内方部材2と、これら 複列の軌道面4、5間に介在する複列の転動体3とを備える。転動体3はボール からなり、各列毎に保持器6で保持されている。この車輪用軸受装置は、複列の アンギュラ玉軸受とされ、各軌道面4,5は、断面円弧状とされて接触角が背面 合わせとなるように形成されている。

[0015]

外方部材1は、固定側の部材となるものであって、車体取付フランジ1 a を有する一体の部材である。内方部材2は、回転側の部材となるものであって、車輪取付フランジ2 a を有するハブ輪2 A と、このハブ輪2 A の端部外径に嵌合した別体の内輪構成部材2 B とで構成され、ハブ輪2 A および内輪構成部材2 B に各列の軌道面5,5がそれぞれ形成される。車輪取付フランジ2 a は内方部材2の一端に位置して、外方部材1の円筒部の外径面よりも外径側に突出するように形成されている。車輪取付フランジ2 a には、車輪(図示せず)がボルト14で取付けられる。内輪構成部材2 B は、ハブ輪2 A に設けられた加締部でハブ輪2 A に軸方向に締め付け固定される。内外の部材2,1間に形成される環状空間の両側の脚口端部は、それぞれリップ付きのシール部材7.8で密封されている。

[0016]

図2 (A) に拡大断面図で示すように、一方 (アウトボード側) のシール部材 7 は、円周部9 a と立板部9 b とでなる断面L字状の芯金9 と、この芯金9に固着された弾性部材10とで構成される。このシール部材7は、芯金9の円周部9 a を外方部材1の内径面に嵌合することで、外方部材1に取付けられている。弾性部材10には、内方部材2の外周の上記車輪取付フランジ2 a の近傍におけるシール面2 c に先端が向かう3つのシールリップ10a,10b,10cが形成されている。そのうち、内外の部材2,1の間の軸受空間に対する最内側のシールリップ10aを除く各シールリップ10b,10cはそれらの先端が軸受空間の外側へ延びるように形成され、上記シール面2cに対して接触している。

最内側のシールリップ10 a は、先端が軸受空間の内側に延びるように形成され、図2(B)に拡大断面図で示すように、先端とシール面2cとの間に隙間δ1を生じる非常接触シールリップとされている。隙間δ1は径方向に生じたものとされ、気体の漏れが可能で、かつ相対回転により非接触シール効果が得られる程度の大きさとされている。シールリップ10 a の先端面10 a a は、軸受内側

に至るに従って隙間 δ 1 の寸法が大きくなるテーパ面ないし湾曲面とされている。 なお、図 2 (B) において、隙間 δ 1 は、先端面 1 0 a a とシール面 2 c との間の隙間のうち、最小寸法となる部分から寸方を引き出して示しているが、隙間 δ 1 は、シールリップ 1 0 a の先端面 1 0 a a とシール面 2 c との間の空間の全体を言う。

[0017]

図3 (A) に拡大断面図で示すように、他方 (インボード側) のシール部材8 は、円周部11aと立板部11bとでなる断面L字状の芯金11と、この芯金11に装着された弾性部材12とで構成される。シール部材8は、芯金11の円周部11aを外方部材1の内径面に嵌合させることで、外方部材1に取付けられている。シール部材8に対向して、シール接触部材15が設けられている。シール接触部材15はスリンガとなるものであり、円周部15aと立板部15bとでなる断面L字状のものとされ、円周部15aで内方部材2の外周に嵌合して取付けられている。

シール部材8の弾性部材12は、シール接触部材15のL字の内側の面からなるシール面15 a a , 15 b a に先端が向かう3つのシールリップ12a, 12 b , 12 c が形成されている。そのうち、軸受空間に対する最内側のシールリップ12a k , 15 b a にそれぞれ対して接触させてある。最内側のシールリップ12a k , その一部を図3(B)に拡大断面図で示すように、先端とシール接触部材15のシール面15 a a との間に、径方向の隙間 δ 2 を生じる非常接触シールリップとされている。この隙間 δ 2 は、気体の漏れが可能で、かつ相対回転により非接触効果が得られる程度の大きさとされている。シールリップ12a k , 先端が軸受空間の内側へ延びるものとされている。シールリップ12a k , 先端が軸受空間の内側へ延びるものとされている。シールリップ12a の先端面12a a k , 軸受内側に至るに従って隙間 δ 1 の寸法が大きくなるテーパ面ないし湾曲面とされている。図3(B)においても、隙間 δ 2 は、先端面12a a とシール面15a a との間の隙間のうち、最小寸法となる部分から寸方を引き出して示しているが、隙間 δ 2 は、シールリップ12a の先端面12a a とシール面15a a との間の全体を言う。

[0018]

この構成の車輪用軸受装置において、アウトボード側のシール部材7は、複数のシールリップ10a~10cのうち、最内側のシールリップ10aを非接触シールとしたため、このシールリップ10aについて摩擦抵抗が生じず、シール部材7によるトルクロスの発生が軽減される。最内側のシールリップ10aは、封入潤滑剤の漏れ防止を行うものであり、非接触シールであっても、隙間81がある程度小さければ、グリース等の粘性のある潤滑剤は流出せず、潤滑剤の漏れ防止機能が確保される。また、非接触シールとしたため、軸受運転時の発熱により、軸受空間の空気が膨張しても、外部に出される。そのため、最内側のシールリップ10aが空気圧でシール面に押し付けられることが防止され、摩擦抵抗の増大が生じない。外部からの塵埃、泥水の侵入については、他の接触式のシールリップ10b,10cにより防止される。

[0019]

上記と同様にインボード側のシール部材8においても、最内側のシールリップ12aを非接触シールとしたため、このシールリップ12aについて摩擦抵抗が生じず、トルクロスの発生が軽減される。最内側のシールリップ12aは、封入潤滑剤の漏れ防止を行うものであり、非接触シールであっても、隙間る2がある程度小さければ、グリース等の粘性のある潤滑剤は流出せず、潤滑剤の漏れ防止機能が確保される。また、非接触シールとしたため、軸受運転時の発熱により、軸受空間の空気が膨張しても、外部に出される。そのため、最内側のシールリップ12aが空気圧でシール面に押し付けられることが防止され、摩擦抵抗の増大が生じない。外部からの塵埃,泥水の侵入については、他の接触式のシールリップ12b,12cにより防止される。

なお、軸受空間のグリースは、一般的にはシール側より封入するが、例えば外 方部材1に注入孔(図示せず)等を設け、ボール3,3間から封入するようにす ると、さらにグリースが漏れ難くなる。

[0020]

上記実施形態において、シール部材7,8のシールリップ10a,12aは非 接触シールリップであり、その先端形状が接触抵抗に影響を与えることはないの で、これらの先端部をさらに厚くしたり薄くしてもよい。

例えば図4 (A), (B) に示すように、これらシールリップ10a, 12a におけるシール面2c, 15aaと対面する先端面10aa, 12aaの厚み幅W1, W2を、他のシールリップ10b, 10c, 12b, 12cの先端面の厚み幅よりも広くしても良い。

[0021]

また、図4 (A), (B) のC部, D部を拡大して図5 (A) に示すが、同図のように、これらシールリップ10a, 12aの先端の厚み幅W1, W2を広くした場合に、先端面10aa, 12aaを平坦面とするのに代えて、その先端面10aa, 12aaに、図5 (B) ~ (D) のように環状の溝16A, 16B, 16Cを形成しても良い。図5 (B), (D) は環状の溝16A, 16Cを2列以上とした例であり、このうち、同図 (B) は溝16Aの断面形状をV字状として各溝16Aが略隣接して続くように形成したものである。同図 (D) は、複数の溝16Cを離して形成した例であり、溝断面形状は例えばU字状とされている。同図 (C) の例は、環状の溝16Bが1条であって、その溝幅が厚み幅W1, W2の大部分を占めるように形成したものである。これらの各例のように、環状の溝16A, 16B, 16Cを形成したものである。これらの各例のように、環状の溝16A, 16B, 16Cを形成した場合は、隙間 δ 1, δ 2がラビリンス構造となり、シール性がより一層向上する。また、図5 (B), (D) のように複数の溝16A, 16Cを設けた場合は、隙間 δ 1, δ 2がより複雑なラビリンス構造となり、シール性がより一層向上する。

[0022]

また、上記実施形態において、図6に示すように、シール接触部材15の立板部15bにおける軸受空間の外側に向く側面に、円周方向に磁極が交互に着磁されたリング状の多極磁石20を設けても良い。この多極磁石20とシール接触部材15とで磁気エンコーダ21を構成する。多極磁石20は、例えば磁性体粉の混入されたゴム磁石、ブラスチッチ磁石、または焼結磁石からなる。この磁気エンコーダ21にアキシアル方向から対面してセンサ22を配置することにより、車輪回転数を検出する回転数検出装置をコンパクトに構成することができる。

[0023]

図7~図11は、それぞれこの発明における他の各実施形態を示す。これらの 各実施形態は、第1の実施形態と世代の異なる形式の車輪用軸受装置に適用した 例を示す。これら各実施形態も、第1の実施形態と同様に、内周に複列の軌道面 4を有する外方部材1と、これら軌道面4にそれぞれ対向する軌道面5を有する 内方部材2と、前記各軌道面4,5間に介在する複列の転動体3とを備え、車体 に対して車輪を回転自在に支持する車輪用軸受装置である。これらの実施形態は 、特に説明した事項を除き、第1の実施形態と同じ構成である。

[0024]

図7は第2の実施形態を示す。この車輪用軸受装置は、第3世代の内輪回転タ イプで、かつ駆動輪支持用とした例である。

この実施形態は、駆動輪用であるため、図1に示す第1の実施形態において、内方部材2を構成するハブ輪2Aに、等速ジョイント(図示せず)の輔部が挿通されて固定される内径孔2dが形成されている。内外の部材2,1間の端部環状空間を密封するリップ付きのシール部材7,8が設けられていること、これらシール部材7,8の構成、およびその他の構成は図1に示す第1の実施形態と同じである。

[0025]

図8は第3の実施形態を示す。この車輪用軸受装置は、第3世代の外輪回転タイプで、かつ従動輪支持用とした例である。この実施形態の場合、外方部材1に車輪取付フランジ1bが一体形成されている。内方部材2は、車体取付フランジ2bが一体形成された第1の内輪構成部材2Cと、第2の内輪構成部材2Dとを組み合わせたものとされており、これら内輪構成部材2C,2Dに各列の軌道面5が形成されている。外方部材1のアウトボード側の端部開口はキャップ23で覆われている。このキャップ23があるために、内外の部材2,1の間の端部環状空間のうち、アウトボード側の端部にはシール部材1設けられておらず、インボード側の端部にのみリップ付きシール部材8が設けられている。シール部材8およびその他の構成は、第1の実施形態と同じである。

[0026]

図9は第4の実施形態を示す。この車輪用軸受装置は、第1世代の例であり、

内周に複列の滞状の軌道面4を有する外方部材1と、これら軌道面4にそれぞれ 対向する滯状の軌道面5を有する内方部材2と、これら複列の軌道面4,5間に 介在する複列の転動体3とを備える。内方部材2は2つの軸受内輪2Eを軸方向 に並べた分割型のものである。転動体3は円錐ころからなり、各列毎に保持器6 で保持されている。内外の部材2,1間に形成される環状空間の両端部には、シ ール部材8およびこれに対向するシール接触部材15がそれぞれ設けられている。両シール部材8およびシール接触部材15は、第1の実施形態で説明したもの である。

[0027]

図10は第5の実施形態を示す。この車輪用軸受装置は、第2世代の内輪回転 タイプで、かつ従動輪支持用としたものである。

この実施形態の場合、外方部材1は車体取付フランジ1aを有する。その他の 構成は図9に示す第4の実施形態と同じである。

[0028]

図11は第6の実施形態を示す。この車輪用軸受装置は、第2世代の外輪回転 タイプで、かつ従動輪支持用の車輪用軸受装置である。

この実施形態の場合、外方部材1は車輪取付フランジ1bを有する。分割型の 内方部材2は、軸方向に並べた2つの軸受内輪2Eが連結環24で連結されてい る。その他の構成は図9に示す第4の実施形態と同じである。

[0029]

なお、この発明は、転動体3の形式を問わずに適用でき、例えば上記各実施形態において、アンギュラ玉軸受形式とした各例を円すいころ軸受形式としても、また円すいころ軸受形式とした各例をアンギュラ玉軸受形式としても良い。

[0030]

【発明の効果】

この発明の車輪用軸受装置は、シール部材が複数のシールリップを有し、これら複数のシールリップのうち、軸受空間に対する最内側のシールリップを非接触シールとし、他のシールリップを接触シールとしたため、封入潤滑剤の漏れ防止、および外部からの塵埃、泥水の侵入防止効果を確保しながら、摩擦抵抗を低減

でき、それだけトルクロスを少なくすることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】

この発明の第1の実施形態にかかる車輪用軸受装置の断面図である。

【図2】

- (A) は同車輪用軸受装置における一方のシール部材の拡大断面図、(B) は
- (A) におけるA部の拡大図である。

[図3]

- (A) は同車輪用軸受装置における他方のシール部材の拡大断面図、 (B) は
- (A) におけるB部の拡大図である。

【図4】

(A) は一方のシール部材の変形例の要部拡大断面図、(B) は他方のシール 部材の変形例の要部拡大断面図である。

[図5]

図4のシール部材における非接触シールリップの先端面の各変形例を示す断面 図である。

[図6]

他方のシール部材の他の変形例を示す拡大断面図である。

【図7】

この発明の第2の実施形態にかかる車輪用軸受装置の断面図である。

[図8]

この発明の第3の実施形態にかかる車輪用軸受装置の断面図である。

【図9】

この発明の第4の実施形態にかかる車輪用軸受装置の断面図である。

【図10】

この発明の第5の実施形態にかかる車輪用軸受装置の断面図である。

【図111

この発明の第6の実施形態にかかる車輪用軸受装置の断面図である。

【図12】

従来例の断面図である。

【図13】

(A) は従来例における一方のシール部材の拡大断面図、(B) は従来例における他方のシール部材の拡大断面図である。

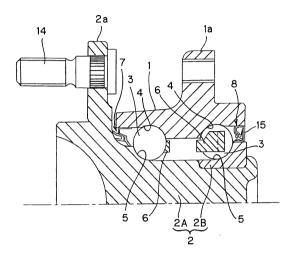
【符号の説明】

- 1 …外方部材
- 2…内方部材
- 2 a …車輪取付フランジ
- 2 c …シール面
- 3 …転動体
- 4, 5…軌道面
- 7,8…シール部材
- 9 … 芯金
- 10…弾件部材
- 10a~10c…シールリップ
- 11…芯金
- 12…弾件部材
- 12a~12c…シールリップ
- 15…シール接触部材
- 15a…円周部
- 15b… 寸板部
- 15aa, 15ba…シール面
- 16A~16C…溝
- 20…多極磁石
- δ1. δ2…隙間

【書類名】

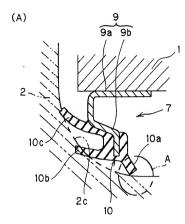
図面

【図1】

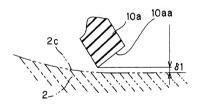


1:外方部材 2:内方部材 2a:車輪取付フランジ 3:転動体 4,5:軌道面 7,8:シール部材

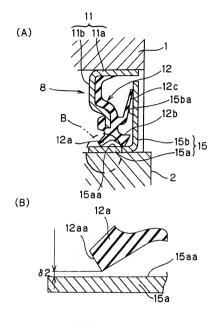
【図2】



(B)

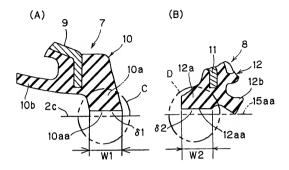


2c:シール面 9:芯金 10:弾性部材 10a~10c:シールリップ δ1:隙間 【図3】

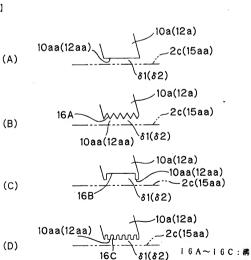


11: 芯金 12: 弾性部材 12a~12c:シールリップ 15:シール接触部材 15aa,15ba:シール面 δ2: 隙間

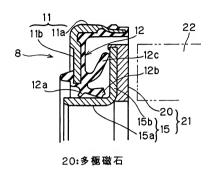
【図4】



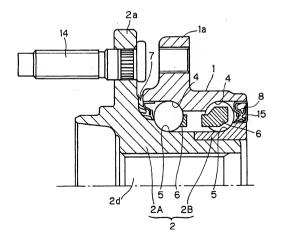
【図5】



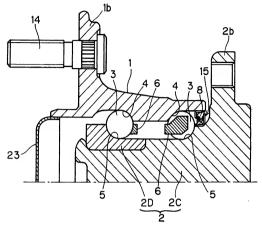
【図6】



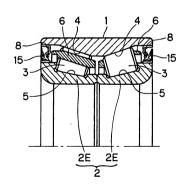
【図7]



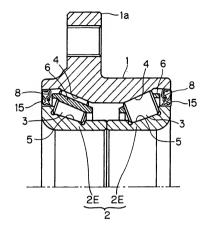
【図8】



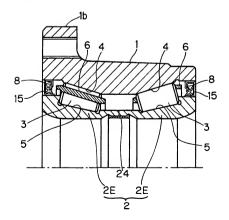
【図9】



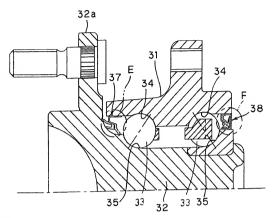
. 【図10】



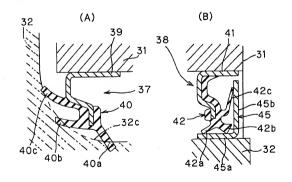
【図11】



· 【図12】



【図13】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 封入潤滑剤の漏れ防止、および外部から塵埃、泥水の侵入防止効果を確保しながら、摩擦抵抗を低減できる車輪用軸受装置を提供する。

【解決手段】 外方部材1と内方部材2と、両部材1,2の軌道面4,5間に介在する転動体3と、両部材1,2間の端部環状空間を密封するシール部材7,8 とを設ける。シール部材7,8 は、外方部材1および内方部材2のうちの一方の部材に取付けられる。これらシール部材7,8 は、他方の部材または他方の部材に取付けられたシール接触部材15のシール面2c,15aa,15baに先端が向かう複数のシールリップ10a~10c,12a~12cを有する。これら複数のシールリップのうち、最内側のシールリップ10a,12aは非接触シール効果が得られ程度の隙間 δ 1, δ 2を生じる非接触シールリップ2ちる。他の各シールリップ10b,10c,12b,12cは、接触シールとする。

【選択図】 図2

出願人履歴情報

識別番号

[000102692]

1. 変更年月日 1990年 8月23日

[変更理由] 新規登録

住 所 大阪府大阪市西区京町堀1丁目3番17号

氏 名 エヌティエヌ株式会社

2. 変更年月日 2002年11月 5日

[変更理由] 名称変更

住 所 大阪府大阪市西区京町堀1丁目3番17号

氏 名 NTN株式会社